This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.

(9) 日本国特許庁 (JP)

①特許出願公開

⑩公開特許公報(A)

砂出

昭58—33522

⑤Int. Cl.³
B 60 K 17/04

識別記号

庁内整理番号 7721-3D 砂公開 昭和58年(1983) 2月26日

発明の数 1 審査請求 未請求

願 人 ヤマハ発動機株式会社

(全 4 頁)

∮自動三輪車の後輪駆動機構

磐田市見付1593番地の53

创特

願 昭56—132312

@出

願 昭56(1981)8月24日

彻発 明 者 五十嵐二伯

磐田市新貝2500番地 倒代 理 人 弁理士 鵜沼辰之

外2名

卯 細 暮

1. 発明の名称

自動三輪車の後輪駆動機構

2. 特許請求の範囲

(1) 1 個の前輪と、 2 個の後輪と、 を有する自動三輪車の駅 動機構に於いて、 エンジンミッションの出力軸に固治されたギアと、 該ギアと吸合する中間ギアと、 後輪軸に固治され該中間ギアと吸合するギアと、 から成るギア伝送手段を介してエンジンミッションの出力軸の回転を減速して後輪軸に伝達する自動三輪車の後輪駆動機構。

② 密閉状のギアケースに、エンジンミッションの出力軸に協着されたギア、該ギアと聯合する中間ギア、後輪軸に固着され該中間ギアと嚙合するギアが収納されている特許請求の範囲第(1)項に記載の自動三輪車の後輪駆動機構。

3. 発明の詳細な説明

本発明は、自動三輪車の後輪駆動機構に係り、 特に1個の前端と、2個の後輪と、を有する自動 三輪車の後輪駆動機構に関する。

自動三輪車は、農場、湿地帯等のオフロードで 使用されるため、ロードクリアランス(路面と車 体底面との隙間)により走行性能は左右される。 すなわち、自動三輪車では、前述のロードクリア ランスの大きい方が凹凸の做しい不必地を走行す る場合には有利となる。一方、従来自動三幅車は チェーンドライブ方式が川いられているが、自動 三輪車ではその使用条件から高速走行能力よりも 低速走行でのより大きな駆動トルクを要求され、 エンジンミツシヨンでの放速後の2次放速すなわ ちチェーンドライブ部分での改速比をかせぐ必要 があり、との結果後輪帕スプロケットが大径にな る。とのようにチェーンドライブ方式の自動三輪 車においては、後輪軸のスプロケットが大径にな るが、この後輪曲のスプロケットが大径になるに 伴つてその歯先外周が地面に接近し、前述のロー ドクリアランスが小さくなつてくる。

本発明は、このような事情に鑑みてなされたもので、ロードクリアランスを大きくとることができる自動三輪車を提供することを目的としている。

本希明はエンシンミッションの出力軸と後輪軸と との間をギア伝達手段を介して多段波速している のでギア比の配分により後輪軸に取付けられた 機 終ギアを適宜小さくすることができ、その結果自 動三輪車のロードクリアランスを大きくとること ができる。

以下忝付図面にしたがつて本発明に係る自動三輪車の後輪感動機構好ましい実施内を詳説する。

第1 図は本発明に係る実施例が適用される自動 三輪車の平面図であり、第2 図はその一部断面側 面図である。

図において10はハンドル、12はステアリングへッドパイプ、14はステアリングへッドパイプ、14はステアリングへッドパイプ12に枢支されたフロントフォーク、16はフロントフォーク14に支持された前輪である。さらにステアリングへッドパイプ12の後方からは前カパー18が車両後方に向けて延在し、この前カパー18は図示しない燃料タンクの上面と側面を機つている。

2個の後輪20、20は第2図で示す後輪軸22

(3)

個ギア40は密閉構造のギアケース44によつて 収納される。ギアケース44は合面46を介して前 半部48と後半部50とに分けられ、前半部48 はエンジン26のクランクケース52と一体に形成され、また後半部50は図示しない単体フレー ムと一体に形成されている。

なお、第1図において54、54は一対のフートレストを示し、56はブレーキペダルを示し、58は変速用シフトペダルであり、さらに60は 始動用ローブのノブを示している。

前記の如く機成された本発明に係る実施例において、エンジン26のエンジンミッションの出力 軸30の回転力はギT32、中間大ギT36を介 して被速され、さらに中間小ギT38、後輪側ギ T40を介して被速され、充分に被速比をとることができる。このように本発明に係る実施例とて た分な被速比をとることができるにもかかわらず、 中間ギT36、38を介して被速しているため、 後輪側ギア40は従来のチェーンドライブ方式の スプロケットと被べて小径に構成することができ、 の両端に固治されている。また前カパー18から続く後カパー24は、後輪20、20を挺りと共に、エンジン26の上面並びに両側面を被復しており、さらにこの後カパー24の上面にはシート28が固治されている。

出力軸側ギア32、中間ギア36、38、後輪

(4)

以上説明したように本発明に係る自動三輪取の後輪駆動機構によれば、エンジンミッションの出力を開発を発展して回転力を伝えるようにしているので、後輪軸倒ギアを比較的小径に構成することができ、このためロードクリアランスを大きくとることができ、オフロードで使用される自動三輪

車にとつて仮めて有利となる。.

4. 図面の前単な説明

新1 図は本発明に係る実施例が適用される自動 三輪車の平面図、第2 図は同じく本発明に係る実 施例が適用される自動三輪車の一部断面側面図で ある。

16…前帽 20…後稿

22…後輪軸 26…エンジン

30…エンジンミッションの出力軸

32…エンジンミッションの出力軸倒ギア

34…中間軸 36,38…中間ギア

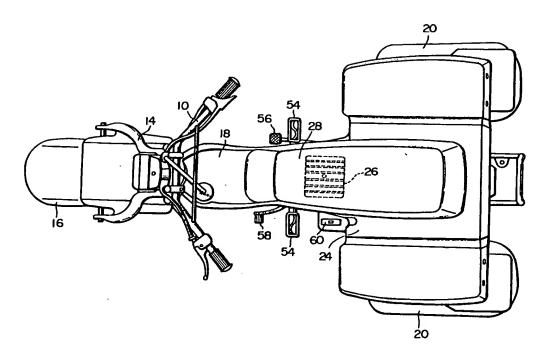
4.0 …後輪軸倒ギア

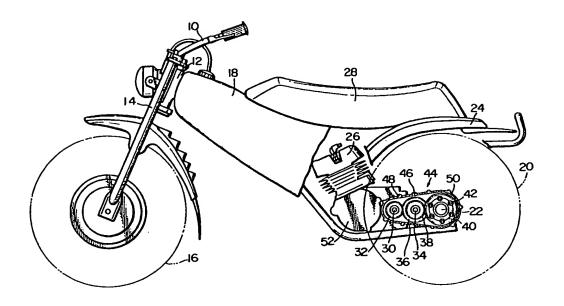
44…ギアケース

代埋人 构 招 辰 之 (任か2名)

(7)

第一国





PAT-NO: JP358033522A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 58033522 A

TITLE: REAR WHEEL DRIVING MECHANISM OF

MOTOR TRICYCLE

PUBN-DATE: February 26, 1983

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

IGARASHI, FUTANORI

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME COUNTRY
YAMAHA MOTOR CO LTD N/A

APPL-NO: JP56132312

APPL-DATE: August 24, 1981

INT-CL (IPC): B60K017/04

US-CL-CURRENT: 180/217

ABSTRACT:

PURPOSE: To enable to realize the large minimum under clearance of the motor tricycle by a structure wherein a final gear is made small by employing multi-step reduction between the output shaft of the engine-transmission assembly and the rear wheel shaft of the motor tricycle through a gear transmission means.

CONSTITUTION: The rotation of the output shaft 30 of the engine-transmission asembly is lowered enough through an intermediate larger gear 36 and further

05/31/2003, EAST Version: 1.03.0002

through an intermediate smaller gear 38 and a rear wheel side gear 40. Because the reduction is made through the intermediate gears 36 and 38, the diameter of the rear wheel shaft gear 40 is made smaller as compared with the diameter of a sprocket wheel used in conventional chain-drive reduction system. As a result, a compact gear case 44 is realized and the larger minimum under clearance can be possible.

COPYRIGHT: (C) 1983, JPO&Japio